

## PATENT ABSTRACTS OF JAPAN

(11)Publication number : 2002-089724

(43)Date of publication of application : 27.03.2002

(51)Int.Cl.

F16K 5/06

F16J 15/08

F16K 27/06

F16K 39/06

(21)Application number : 2000-281766

(71)Applicant : KITZ CORP  
MIRAPURO:KK

(22)Date of filing : 12.09.2000

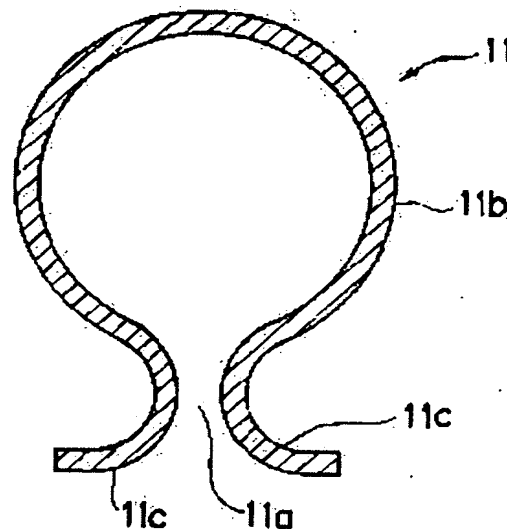
(72)Inventor : OSADA YOSHIHITO  
MITSUSHIBA TAKASHI

## (54) SEALING MEMBER AND VALVE USING IT

(57)Abstract:

PROBLEM TO BE SOLVED: To provide a sealing member for obtaining a stable seal effect even in a very low temperature and high temperature areas and causing no buckling even under a high pressure.

SOLUTION: This sealing member 11 forms an opening 11a over the whole periphery, and has an elastically deformable tubular body part 11b and a base part 11c integrally formed with the body part 11b so as to mutually expand outside from both edge parts of the opening part 11a, and comprises a metallic member.



## LEGAL STATUS

[Date of request for examination]

[Date of sending the examiner's decision of rejection]

[Kind of final disposal of application other than the  
examiner's decision of rejection or application  
converted registration]

[Date of final disposal for application]

[Patent number]

[Date of registration]

[Number of appeal against examiner's decision of  
rejection][Date of requesting appeal against examiner's decision  
of rejection]

[Date of extinction of right]

(19) 日本国特許庁 (J P)

(12) 公開特許公報 (A)

(11) 特許出願公開番号  
特開2002-89724  
(P2002-89724A)

(43) 公開日 平成14年3月27日 (2002. 3. 27)

(51) Int.Cl. <sup>7</sup>	識別記号	F I	テ-マ-ト*(参考)
F 1 6 K 5/06		F 1 6 K 5/06	C 3 H 0 5 1
F 1 6 J 15/08		F 1 6 J 15/08	H 3 H 0 5 4
			H 3 H 0 6 6
			E 3 J 0 4 0
			K
審査請求 未請求 請求項の数10 O L (全 9 頁) 最終頁に続く			

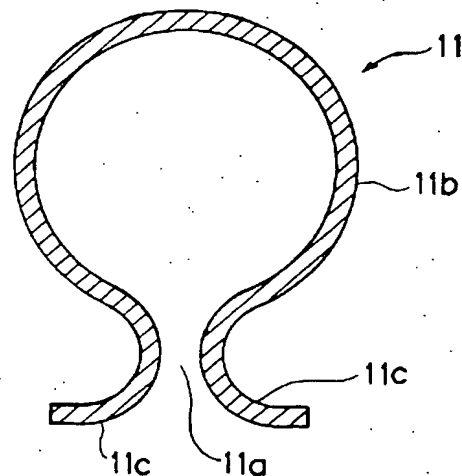
(21) 出願番号	特願2000-281766(P2000-281766)	(71) 出願人	390002381 株式会社キッツ 千葉県千葉市美浜区中瀬1丁目10番1
(22) 出願日	平成12年9月12日 (2000. 9. 12)	(71) 出願人	597100538 株式会社ミラプロ 山梨県北巨摩郡須玉町穴平1100番地
		(72) 発明者	長田 善仁 山梨県北巨摩郡長坂町長坂上条2040番地 株式会社キッツ長坂工場内
		(74) 代理人	100101971 弁理士 大畑 敏朗
		最終頁に続く	

(54) 【発明の名称】 シール部材およびそれを用いたバルブ

(57) 【要約】

【課題】 極低温や高温域でも安定したシール効果が得られ、高圧力下でも座屈することのないシール部材を得る。

【解決手段】 全周に渡って開口11aが形成されるとともに弾性変形可能とされたチューブ状の本体部11bと、開口11aの両縁部から相互に外側に拡がるようにして本体部11bと一体形成された基部11cとを有し、金属部材で構成したシール部材11とする。



## 【特許請求の範囲】

【請求項1】 全周に渡って開口が形成されるとともに弾性変形可能とされたチューブ状の本体部と、前記開口の両縁部から相互に外側に広がるようにして前記本体部と一体形成された基部とを有し、金属部材で構成されていることを特徴とするシール部材。

【請求項2】 多層構造となっていることを特徴とする請求項1または2記載のシール部材。

【請求項3】 ステンレス、ハステロイまたはインコネルにより構成されていることを特徴とする請求項1または2記載のシール部材。

【請求項4】 ハウジング内に形成された流路上に回転自在に配置され、前記流路と連通する貫通孔が形成されて当該貫通孔により前記流路を開閉するボールと、前記ボールの外周面に接触して前記ボールにおける流体の流入側と流出側とに設けられたボールシートと、前記ボールシートを保持する保持部材と、前記保持部材を介して前記ボールシートを前記ボールに圧接する圧接部材と、前記ボールシートの前記ボールと反対側において前記本体部と前記基部との間が前記ハウジングと前記保持部材とに挟まれて配置され、前記流路から前記本体部内に流入した流体による弾性変形により前記保持部材を介して前記ボールシートを前記ボールに圧接する請求項1～3の何れか一項に記載のシール部材とを有することを特徴とするバルブ。

【請求項5】 前記シール部材の基部は、前記保持部材と前記ハウジングの断面湾曲状の取付端部からその曲率半径以上離れた位置において前記保持部材と前記ハウジングとに溶接して固定されていることを特徴とする請求項4記載のバルブ。

【請求項6】 ハウジング内に形成された流路上に回転自在に配置され、前記流路と連通する貫通孔が形成されて当該貫通孔により前記流路を開閉するボールと、前記ボールの外周面に接触して前記ボールにおける流体の流入側と流出側とに設けられたボールシートと、前記ボールシートを前記ボールに圧接する圧接部材と、前記ボールシートの前記ボールと反対側において前記本体部と前記基部との間が前記ハウジングと前記ボールシートとに挟まれて配置され、前記流路から前記本体部内に流入した流体による弾性変形により前記ボールシートを前記ボールに圧接する請求項1～3の何れか一項に記載のシール部材とを有することを特徴とするバルブ。

【請求項7】 前記シール部材の基部は、前記ボールシートと前記ハウジングの断面湾曲状の取付端部からその曲率半径以上離れた位置において前記ボールシートと前記ハウジングとに溶接して固定されていることを特徴とする請求項6記載のバルブ。

【請求項8】 前記ボールシートは、その有効径が前記

シール部材の有効径よりも小さく設定され、前記シール部材に対して軸方向にずらして当該シール部材の内側に配置されていることを特徴とする請求項4～7の何れか一項に記載のバルブ。

【請求項9】 ハウジング内に形成された流路上に配置された弁体と、

前記弁体が先端に取り付けられ、正逆回転により軸方向に往復移動して前記弁体を弁座に当接、離間させて前記流路を開閉する弁棒と、

10 前記ハウジングに固定されて前記弁棒が貫通する第1の保持部材と、

前記弁棒の前記弁体側に固定されて前記第1の保持部材と対向配置された第2の保持部材と、

前記第1の保持部材と前記第2の保持部材とに挟まれて配置され、前記第1の保持部材と前記第2の保持部材との間からの流体の漏出を防止する請求項1～3の何れか一項に記載のシール部材とを有することを特徴とするバルブ。

【請求項10】 前記シール部材の基部は、前記第1の保持部材と前記第2の保持部材の断面湾曲状の取付端部からその曲率半径以上離れた位置において前記第1の保持部材と前記第2の保持部材とに溶接して固定されていることを特徴とする請求項9記載のバルブ。

## 【発明の詳細な説明】

【0001】

【発明の属する技術分野】本発明は、シール部材およびそれを用いたバルブに関するものである。

【0002】

【従来の技術】昨今、LNGなどのようなクリーンなエネルギー開発が世界的に活発化し、それらのプラント配管を制御するために種々のバルブが使用されている。そして、バルブを自動制御する場合には、90度開閉型のボールバルブが操作性やコスト面から適している。したがって、極低温で高圧の流体に対して信頼性のあるボールバルブの実現が強く求められている。

【0003】ここで、低温流体の主なものとして、液化天然ガス（LNG、液化温度：-160℃）、液体窒素（液化温度：-196℃）、液体空気（液化温度：-190℃）、液化エチレン（液化温度：-104℃）などがある。そして、特にLNGはクリーンなエネルギーの代表格であり、今後の需要の伸びが期待される。

【0004】このような極低温の流体の制御用として用いられるボールバルブのバルブボディの可動部に対するシール部材としては、一般に、グラファイト（膨張黒鉛）製やフッ素樹脂製のバックインが使用されている。

【0005】

【発明が解決しようとする課題】しかしながら、フッ素樹脂製のバックインは温度の低下につれて体積が収縮するとともに弾性も失われてシール効果が低下し、極端な場合には洩れを生じるようになる。LNGが洩れて液体か

らガスになるとき、その体積は数百倍にもなるので、可燃性ガスを取り扱うバルブには、特に漏れが発生しない構造が求められる。

【0006】また、高温用のバルブにはシール部材としてグラフォイル製のバックインが使用されるが、グラフォイルの耐熱温度は400～450℃程度であり、これ以上の温度になると酸化反応により燃え尽きてしまう。したがって、たとえば500～600℃という高温下ではシール効果が得られない。そして、グラフォイル製のバックインは高温下、低温下にかかわらず時間の経過とともに締め付け力が低下するので、安定したシール効果を得ることができない。

【0007】ここで、ボールバルブのシール機構においては、ボールとボールシートとのシール、およびボールシートをスラスト方向に移動可能に保持するシートリテーナとハウジングとのシールを確実に行う必要がある。そして、シートリテーナとハウジングとのシールを行うために、特許第2556972号公報に示すように、シートリテーナとハウジングとの間にペローシールを装着する技術が提案されている。

【0008】しかしながら、当該技術によれば、高圧力が加わったときにペローシールが座屈してしまうという問題が発生する。

【0009】このような問題を解決するために、実公昭64-1576号公報では、ペローシールの山部や谷部に補強リングを装着する技術が提案されているが、シートリテーナとハウジングとの間の狭小な空間のシール手段としては使用しづらい。

【0010】また、前述の問題を解決するために、実公平7-49146号公報では、シートリテーナとハウジングとの間をダイヤフラムでシールする技術が提案されているが、ダイヤフラムではボールと十分に密着する程度にボールシートをスラスト方向に変位させることができず、またダイヤフラム自体の耐久性や耐圧性にも問題が残る。

【0011】ボールシートのスラスト方向への変位を十分に行わせるために、特開平11-344135号公報では、ボールシートとダイヤフラムを一体形成する技術が提案されている。しかし、所望のシール効果を得るためには、当該部材を樹脂や合成ゴムで形成しなければならないので、バルブの使用条件が温度や圧力などの面で大きく制限されてしまう。

【0012】そこで、本発明は、極低温や高温域でも安定したシール効果が得られるシール部材およびそれを用いたバルブを提供することを目的とする。

【0013】また、本発明は、高圧力下でも座屈することのないシール部材およびそれを用いたバルブを提供することを目的とする。

【0014】

【課題を解決するための手段】上記課題を解決するた

め、本発明に係るシール部材は、全周に渡って開口が形成されるとともに弾性変形可能とされたチューブ状の本体部と、開口の両縁部から相互に外側に広がるようにして本体部と一体形成された基部とを有し、金属部材で構成されていることを特徴とする。

【0015】また、本発明に係るバルブは、ハウジング内に形成された流路上に回転自在に配置され、流路と連通する貫通孔が形成されて当該貫通孔により流路を開閉するボールと、ボールの外周面に接触してボールにおける流体の流入側と流出側とに設けられたボールシートと、ボールシートを保持する保持部材と、保持部材を介してボールシートをボールに圧接する圧接部材と、ボールシートのボールと反対側において本体部と基部との間がハウジングと保持部材とに挟まれて配置され、流路から本体部内に流入した流体による弾性変形により保持部材を介してボールシートをボールに圧接する前述したシール部材とを有することを特徴とする。

【0016】そして、本発明に係るバルブは、ハウジング内に形成された流路上に配置された弁体と、弁体先端に取り付けられ、正逆回転により軸方向に往復移動して弁体を弁座に当接、離間させて流路を開閉する弁棒と、ハウジングに固定されて弁棒が貫通する第1の保持部材と、弁棒の弁体側に固定されて第1の保持部材と対向配置された第2の保持部材と、第1の保持部材と第2の保持部材とに挟まれて配置され、第1の保持部材と第2の保持部材との間からの流体の漏出を防止する前述したシール部材とを有することを特徴とする。

【0017】このような発明によれば、シール部材を金属製としているので、極低温において体積が収縮して弾性が失われることがなく、所定の高温でも燃え尽きることがなくなるので、極低温や高温域でも安定したシール効果を得ることが可能になる。

【0018】また、シール部材の本体部の断面は略環状となっているので、ペロー形に比べて強度がアップし、高圧力下でも座屈することがなくなる。

【0019】

【発明の実施の形態】以下、本発明の実施の形態を、図面を参照しつつさらに具体的に説明する。ここで、添付図面において同一の部材には同一の符号を付しており、また、重複した説明は省略されている。なお、発明の実施の形態は、本発明が実施される特に有用な形態としてのものであり、本発明がその実施の形態に限定されるものではない。

【0020】図1は本発明の一実施の形態であるシール部材を示す斜視図、図2は図1のシール部材の径方向の断面図、図3は本発明の他の実施の形態であるシール部材を示す径方向の断面図、図4は図1のシール部材が装着されたボールバルブの一例を示す縦断面図、図5は図4のボールバルブの要部を示す断面図、図6は図4のボールバルブにおける図1のシール部材の溶接位置を示す

説明図、図7は図4のボールバルブに装着されたボールシートと図1のシール部材との位置関係を示す説明図、図8は図1のシール部材が装着されたボールバルブの他の一例を示す断面図、図9は図1のシール部材が装着されたボールバルブのさらに他の一例を示す断面図、図10は図1のシール部材が装着されたボールバルブのさらに他の一例を示す断面図、図11は図1のシール部材が装着されたボールバルブのさらに他の一例を示す断面図、図12は図1のシール部材が装着されたボールバルブのさらに他の一例を示す断面図、図13は本発明のさらに他の実施の形態であるシール部材が装着されたグローブバルブの一例を示す断面図である。

【0021】図1および図2に示すように、本実施の形態のシール部材11は金属製の部材で構成されており、内周側の全周に渡って開口11aが形成されて弾性変形可能なチューブ状の本体部11bと、開口11aの両縁部から相互に外側に広がる基部11cとからなる。そして、本体部11bと基部11cとは一体形成されている。

【0022】図2に詳しく示すように、本実施の形態では、本体部11bの径方向の断面形状は略環状、そしてシール部材11全体での径方向の断面形状は略Ω（オメガ）型となっている。そして、本体部11bと基部11cとは湾曲して連続している。但し、本発明におけるシール部材にはこのような湾曲は形成されていなくてもよく、本体部11bから屈曲して基部11cが形成されていてもよい。そして、本発明におけるシール部材は前述のような本体部11bと基部11cとで形成されていればよく、略Ω型の断面形状に限定されるものではない。

【0023】なお、開口11aは外周側に形成することもできる（図13参照）。また、図3に示すように、シール部材11は多層構造とされていてもよい。但し、図3では、シール部材11は二層となっているが、三層以上であってもよい。

【0024】シール部材11は、たとえばステンレス、ハステロイ、インコネルなどで構成されており、その板厚はたとえば0.15mm～0.5mm程度とされている。但し、本発明において、シール部材はこれらの金属材料に限定されるものではなく、また、板厚も前述した寸法に限定されるものではない。

【0025】なお、ステンレス製の場合には耐食性が良好となり、ハステロイ製の場合には耐食性および高温域での強度が極めて良好になるとともに機械的強度が良好となり、インコネル製の場合には機械的強度および高温域での強度が極めて良好になるとともに耐食性が良好になる。したがって、シール部材11により高く要求される性能と各金属の特性をふまえて、シール部材11の構成材料を使い分けることが望ましい。

【0026】このようなシール部材11は、たとえば図4に示すボールバルブ（玉弁）に装着される。

【0027】すなわち、図4において、ハウジング12はボディー12aとボディーキャップ12bとで構成されており、内部に円筒状の流路13が形成されたサイドエントリ形の構造となっている。但し、トップエントリ形など、他の構造であってもよい。

【0028】ハウジング12の内部には、流路13と連通する円筒状の貫通孔14aが形成されたボール14が流路13上に配置されている。このボール14は流路13と直交する方向に配置された一対のステム15a、15bに支持されており、ステム15a、15bを回転支点として貫通孔14aにより流路13を開閉する方向に回転自在に装着されている。ここで、ボール14は金属製または樹脂製であり、金属製の場合には、たとえばステンレス鋼、炭素鋼、ダクタイル、鋳鉄、青銅、黄銅、ステライトなどが、樹脂製の場合には、たとえばフッ素樹脂やナイロン樹脂などが用いられる。

【0029】なお、ステム15a、15bの周辺には、ハウジング12とボール14とで囲まれた空間であるボディーキャビティ16が形成されている。

【0030】図5に詳しく示すように、流路13とボディーキャビティ16との間をシールして、流体が流路13からボディーキャビティ16へ漏出するのを防止するため、リング状のボールシート17が、ボール14の外周面に接触してボール14における流体の流入側と流出側とに設けられている。したがって、ボール14はこのボールシート17と摺動しながら回転する。なお、ボールシート17は、フッ素樹脂などの樹脂製、または合成ゴムなどのゴム製の材料で成形されている。

【0031】ボールシート17はシート押さえ18を介してボルト19によりシートリテーナ（保持部材）20に保持されている。また、シートリテーナ20とハウジング12の間には、このシートリテーナ20を介してボールシート17をボール14に圧接するシートスプリング（圧接部材）21が配置されている。

【0032】また、ボールシート17のボール14と反対側には、ボルト22によりハウジング12に固定されたフランジ（固定部材）23とシートリテーナ20とに本体部11bと基部11cとの間が挟まれて、前述したシール部材11がシートリテーナ20とフランジ23との間をシールする状態で配置されている。なお、ハウジング12とフランジ23との間には、固定された両者の間をシールするフッ素樹脂製のガスケット24が装着されている。

【0033】そして、このようなシール部材11の本体部11b内に流路13から流体が流入すると、当該シール部材11は、流体を完全にシールするとともに、流体圧により本体部11bの径方向に力が働くので、開口11aの幅が増大し、これによりシートリテーナ20がボール14の方向に更に移動して、ボールシート17がボール14に圧接されるので、シートスプリング21に

よって予め与えられているボール14へのボールシート17の圧接力を更に増すことができる。

【0034】すなわち、シール部材11は、流体に対するシール性を有するのみならず、その流体圧を利用して、ボール14へのボールシート17の圧接力を増強し、ボールバルブの弁座シール性を向上する機能を有する。

【0035】なお、フランジ23をハウジング12と一体形成し、シール部材11をシートリテーナ20とハウジング12とで上記と同等のシール性を確保しつつ保持するようにしてもよい。すなわち、本発明において、シール部材11の一方側はフランジ23を介してハウジング12により保持されていてもよく、直接ハウジング12により保持されていてもよい。したがって、本明細書において、シール部材11がハウジング12に保持されるとは、シール部材11がハウジング12に直接保持されている状態のみならず、シール部材11がフランジ23に保持されている状態も含む。

【0036】図6に示すように、シール部材11の一方の基部11cはシートリテーナ20に、他方の基部11cはフランジ23にそれぞれ溶接により固定されている。そして、これらの溶接点Pは、取り付け側の断面湾曲状の取付端部からその曲率半径 $r$ 以上離れた位置に設定されている。

【0037】通常、溶接部と基部11cとの接続部は、流体圧による引っ張り応力や曲げ応力が繰り返し加わり、疲労によって破損する確率の高い部位であるが、溶接点Pを上記の位置とすることにより、上記各応力が溶接部に達するまでに減衰され、またシール部材11とシートリテーナ20およびフランジ23との接触部を湾曲形状とし、この接触部に生じる摩擦力によっても上記各応力が減衰されるので、破損するおそれがない。

【0038】ここで、図7に示すように、ボールシート17の有効径（ボール14との接触径）をシール部材11の有効径（最大外径）よりも小さく設定し、ボールシート17をシール部材11に対して軸方向にずらしてシール部材11よりも内側に配置するのが望ましい。

【0039】このようにすれば、上記両有効径の面積に作用する流体圧の差による自封性が得られてボールシート17をより大きな力でボール14に圧接することが可能になる。なお、本実施の形態において、ボールシート17とシール部材11とは同軸上に配置されているが、必ずしも同軸上ではなくてもよい。

【0040】このように、本実施の形態によれば、シール部材11を金属製としているので、フッ素樹脂製のパッキンのように極低温において体積が収縮して弾性が失われることがないので、極低温で高圧（たとえば10MPa程度）での使用においても安定したシール効果を得ることが可能になる。

【0041】シール部材11の本体部11bの断面は略

環状となっており、流体圧が断面に均等に負荷される形状であるため、ペロー型に比べて強度が強く、高圧力が加わっても座屈のおそれがない。

【0042】また、シール部材11は、一山状の本体部11bに連続して基部11cが形成されているので、ペロー型のように複数の山部や谷部によって変位が吸収されてしまうことなく、本体部11bの拡張作用を開口11aの幅の変位に直接且つ効率よく伝達でき、ボールシート17の移動に寄与することができる。

【0043】シール部材11を金属製としているので、高温で燃え尽きることがなく、高温域での使用においても安定したシール効果を得ることが可能になる。

【0044】特に、シール部材11に高耐食性の金属材料を用いることにより防食性が向上するので、製品出荷時の不良が防止できるのみならず、プラントに設置した場合における腐食トラブルを防止することが可能になる。

【0045】そして、このようにシール効果や防食性が向上することによりメンテナンス周期を長期化することができ、大幅なコストダウンを図ることが可能になる。

【0046】また、ボディーキャビティ16内の圧力が異常昇圧した場合には、ボディーキャビティ16内の圧力がシール部材11に外圧として作用し、本体部11bの縮径方向に力が働くので、開口11aの幅が縮小し、シートリテーナ20はボール14から離れる方向に移動する。すると、ボール14に対するボールシート17の圧接部に隙間ができ、シール部材11の内外差圧がゼロになるようにボディーキャビティ16内の圧力が流路13内に開放され、いわゆるブレッシャーリーフ機能が働いて、バルブの破損が防止される。

【0047】すなわち、シール部材11は、流体に対するシール性を有するのみならず、ボディーキャビティ16内の異常昇圧が外圧として負荷された場合に、ボール14からボールシート17を後退させる機能を有する。

【0048】なお、既に述べたようにシール部材11を多層構造とすることができるが、この場合には、弾性変形時における変位量は単層構造の場合と同等であるが、耐圧性を大幅に向上させることが可能になる。

【0049】ここで、図8に示すように、シートリテーナ20を設けることなく、ボールシート17を直接シートスプリング21で押圧してボールシート17をボール14に圧接するようにしてもよい。

【0050】この場合には、シール部材11の基部11cは、ボールシート17の断面湾曲状の取付端部からその曲率半径以上離れた位置においてボールシート17に溶接して固定される。

【0051】さらに、図9に示すように、フランジ23は溶接によりハウジング12に固定することができる。この場合において、図10に示すように、シートリテーナ20を設けずに、ボールシート17を直接シートスプ

リング21で押圧してこれをボール14に圧接することができる。

【0052】そして、圧接部材としては、図11に示すような皿ばね25、図12に示すような板ばね26など、ボールシート17をボール14に圧接することのできる種々の部材を用いることができる。

【0053】以上においては、シール部材11をボールバルブに装着した場合について説明したが、シール部材11は、前述した取付構造(図6)を含め、ボールバルブ以外の他の種々のバルブに装着することが可能である。そして、当該シール部材11の装着されたバルブでは、前述したように、極低温や高温域での使用においても安定したシール効果を得ることが可能になる、高耐食性の金属部材を用いることにより防食性が向上する、大幅なコストダウンを図ることが可能になる、といった様々な作用効果が得られる。

【0054】このような一例として、図13においては、シール部材11をグローブバルブ(玉形弁)に装着した場合が示されている。

【0055】図13において、ハウジング32は、相互にねじ結合されたボディー32aとボディーキャップ32bとで構成されている。そして、ボディー32aの内部には流路33が形成されており、流路33上には弁体34が配置されている。

【0056】弁体34はボディーキャップ32bに取り付けられたスリーブ35のねじ孔と係合した弁棒36の先端に取り付けられており、正逆回転により軸方向に往復移動する弁棒36により弁座34aと当接、離間して流路33を開閉する。

【0057】このようなグローブバルブには、ボディー32aとボディーキャップ32bとに挟まれて固定された弁棒36が貫通する第1の保持部材38と、弁棒36の弁体34側に固定されて第1の保持部材38と対向配置された第2の保持部材39とが設けられている。なお、第1の保持部材38とボディー32aとの間にはシールリング37がはめ込まれている。

【0058】そして、第1の保持部材38と第2の保持部材39とに挟まれてシール部材11が配置されている。これにより、第1の保持部材38と第2の保持部材39との間から流体が漏出するのが防止されている。

【0059】このようなグローブバルブによれば、弁棒36により弁体34を弁座34aに対して当接、離間させて流路33の開閉動作を行うと、ボディー32aとボディーキャップ32bとの間に固定された第1の保持部材38と弁棒36に固定された第2の保持部材39とが接近、離反する。このとき、シール部材11は第1の保持部材38と第2の保持部材39との接近、離反動作に沿って弾性変形しながら流体の漏出を防止する。

【0060】なお、シール部材11をグローブバルブに用いた場合には、開口11aは本体部11bの外周側の

全周に渡って形成される。

【0061】

【発明の効果】以上の説明から明らかなように、本発明によれば以下の効果を奏することができる。

【0062】(1)シール部材を金属製としているので、極低温において体積が収縮して弾性が失われることがなく、所定の高温でも燃え尽きることがなくなるので、極低温や高温域でも安定したシール効果を得ることが可能になる。

10 【0063】(2)シール部材の本体部の断面は略環状となっているので、ペロー形に比べて強度がアップし、高圧力下でも座屈することがなくなる。

【0064】(3)シール部材を多層構造にすれば、変位量を変えずに耐圧性を大幅に向上させることが可能になる。

【0065】(4)シール部材の基部を取付側の断面湾曲状の取付端部からその曲率半径以上離れた位置において溶接して固定すれば、シール部材に作用した内圧による引っ張り応力および曲げ応力が緩和されるとともに、取付側の摩擦力が低減される。

【0066】(5)ボールシートの有効径をシール部材の有効径よりも小さく設定してシール部材に対して軸方向にずらしてシール部材の内側に配置すれば、流体圧による自封性が得られ、ボールシートをより大きな力でボールに圧接することが可能になる。

【図面の簡単な説明】

【図1】本発明の一実施の形態であるシール部材を示す斜視図である。

【図2】図1のシール部材の径方向の断面図である。

30 【図3】本発明の他の実施の形態であるシール部材を示す径方向の断面図である。

【図4】図1のシール部材が装着されたボールバルブの一例を示す縦断面図である。

【図5】図4のボールバルブの要部を示す断面図である。

【図6】図4のボールバルブにおける図1のシール部材の溶接位置を示す説明図である。

【図7】図4のボールバルブに装着されたボールシートと図1のシール部材との位置関係を示す説明図である。

40 【図8】図1のシール部材が装着されたボールバルブの他の一例を示す断面図である。

【図9】図1のシール部材が装着されたボールバルブのさらに他の一例を示す断面図である。

【図10】図1のシール部材が装着されたボールバルブのさらに他の一例を示す断面図である。

【図11】図1のシール部材が装着されたボールバルブのさらに他の一例を示す断面図である。

【図12】図1のシール部材が装着されたボールバルブのさらに他の一例を示す断面図である。

50 【図13】本発明のさらに他の実施の形態であるシール

11

12

部材が装着されたグローブバルブの一例を示す断面図である。

【符号の説明】

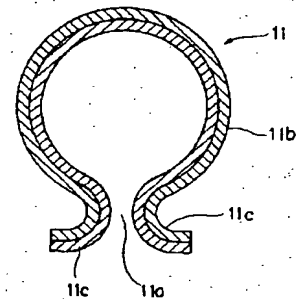
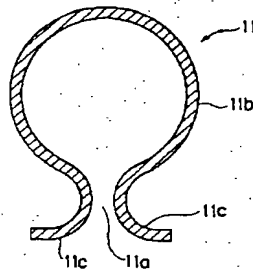
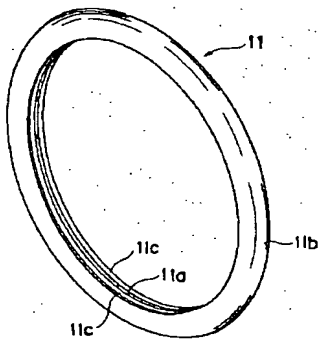
- 11 シール部材
- 11a 開口
- 11b 本体部
- 11c 基部
- 12ハウジング
- 12a ボディー
- 12b ボディーキャップ
- 13 流路
- 14 ボール
- 14a 貫通孔
- 15a, 15b ステム
- 16 ボディーキャビティ
- 17 ボールシート
- 18 シート押さえ
- 19 ボルト

- \* 20 リテーナ（保持部材）
- 21 シートスプリング（圧接部材）
- 22 ボルト
- 23 フランジ（固定部材）
- 24 ガスケット
- 25 皿ばね（圧接部材）
- 26 板ばね（圧接部材）
- 32ハウジング
- 32a ボディー
- 32b ボディーキャップ
- 33 流路
- 34 弁体
- 34a 弁座
- 35 スリーブ
- 36 弁棒
- 37 シールリング
- 38 第1の保持部材
- \* 39 第2の保持部材

【図1】

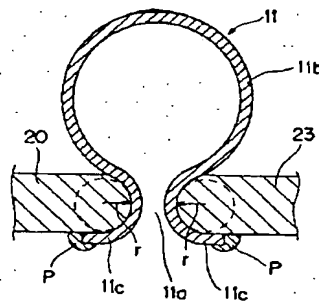
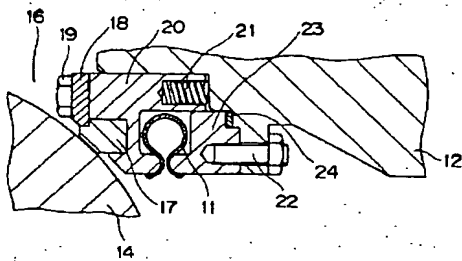
【図2】

【図3】



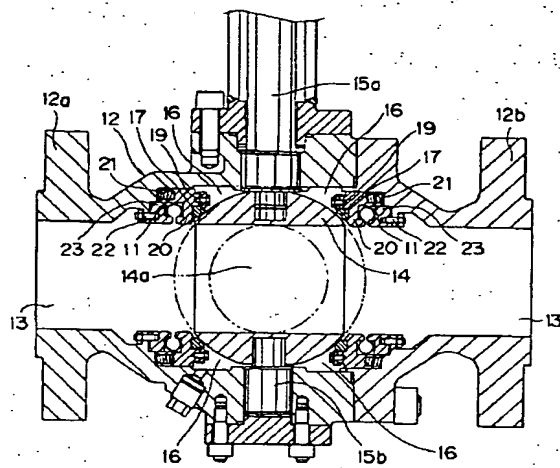
【図5】

【図6】

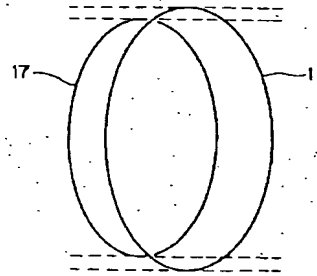




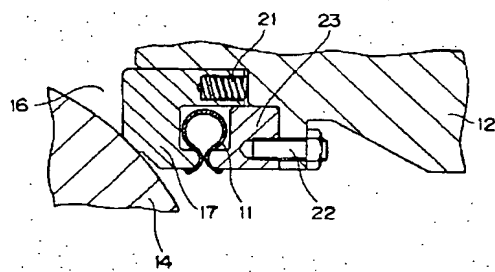
【図4】



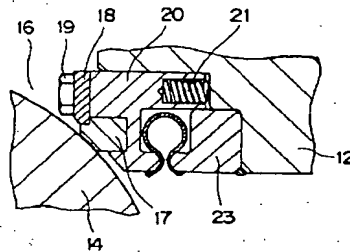
【図7】



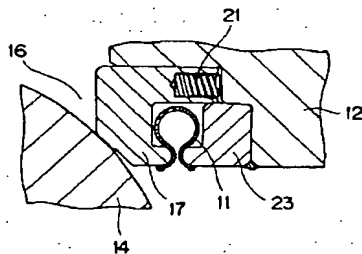
【図8】



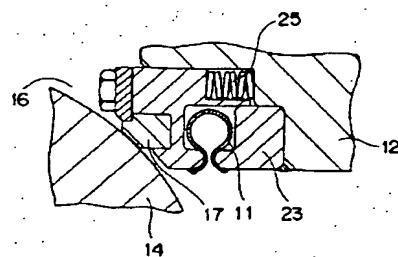
【図9】



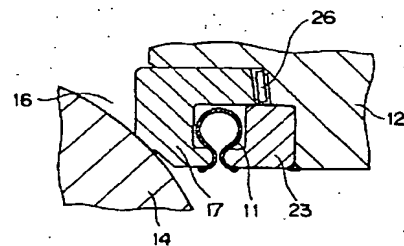
【図10】



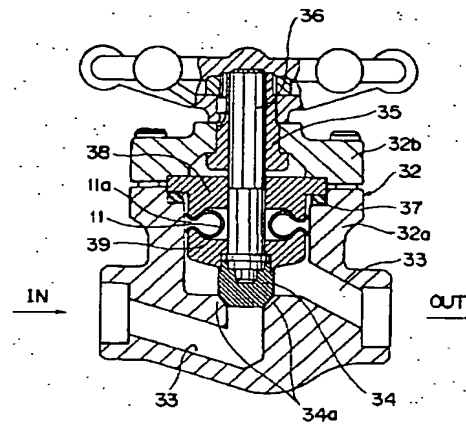
【図11】



【図12】



【図13】



フロントページの続き

(51)Int.Cl.

F16K 27/06  
39/06

識別記号

F I

F16K 27/06  
39/06

ターマコード (参考)

C

(72)発明者 三柴 隆

山梨県北巨摩郡須玉町穴平1100番地 株式  
会社ミラプロ内

F ターム (参考) 3H051 AA07 BB06 BB08 BB09 CC16  
DD01 EE06 FF03 FF04 FF05  
3H054 AA03 BB02 BB12 BB14 BB15  
CB36 CB39 GG03 GG04  
3H066 AA06 BA12 BA15 BA19 BA38  
CA01 CA08  
3J040 AA02 AA13 AA17 EA16 FA02  
HA01 HA06 HA15 HA30